MOTOR

Classification:

Publication number: JP3517602 (B2)
Publication date: 2004-04-12

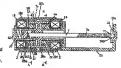
Inventor(s): AOSHIMA TSUTOMU Applicant(s): CANON INC

- international: H02K37/12; H02K37/14; H02K37/24; H02K37/12; H02K37/00; (IPC1-7): H02K37/24; H02K37/12; H02K37/14

- European: **Application number: JP19990087680 19990330 **Priority number(s): JP19990087680 19990330

Abstract of JP 2000287433 (A)

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a highoutput, small-sized, and less noise motor by forming a contact part of a rotating shaft pressed by a pressure means out of a spherical surface, and pressing the contact part in such a direction as to form a prescribed angle to its axial direction. SOLUTION: A compression coil spring 27 axially-presses the end part 7d of a rotor shaft 7 through a slide member 26, so that the rotor shaft 6 receives thrust force and radial force by the pressure of the inclined surface 26a of the slide member 26. The rotor shaft 7 is pressed against an end bearing 24 side by the thrust pressure so as to be rotatable, and positioned axially.; It is thus possible to attain stable-positioning movement in linear motion of a female thread engaged with the lead screw 7a of the rotor shaft 7 so that no hysteresis error in the rotational direction of the rotor shaft may occur, and suppress rattling between a bearing 25 in a stator and a part 7c of the rotor shaft 7 by radial pressure, thereby reducing the operating noise.



Also published as:

JP2000287433 (A)

Data supplied from the espacenet database — Worldwide

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許山聯公開發号 特開2000-287433 (P2000-287433A)

(43)公開日 平成12年10月13日(2000, 10, 13)

(51) Int.CL ²	裁別記号	FI	テーマコード(参考)
H02K 37/24		H02K 37/24	L
37/12	511	37/12	511
37/14		37/14	В

審査請求 未請求 請求項の数5 OL (全 9 頁)

*	(21)出顯番号	特顧平11-87680	(71)出瘾人	000001007	
				キヤノン株式会社	
(22)出版日	平成11年3月30日(1999.3.30)	40	東京都大田区下丸子8丁目30新2号		
		(72)発明者	背島 力		
			東京都太田区下丸子3丁目30番2号 キヤ		
			ノン徐式会社内		
		(74)代稅人	100057583		
			非理士 田中 瑪麗 (外1名)		
			1		
			I .		

(54) 【発明の名称】 モータ

(57)【要約】

【目的】 出力が高くかつ小型で作動音が小さいモータ を提供する。

【雑成】 円間形状に形成されるとともに少なくとも外国面が短方的に分割して異なる核に交互に増適されたマクネットを開え、マグネットの輸方的に第1のコイルと前記でした。第1のコイルとが発力した。第1のコイルにより励速され間をジネットの外間面に対向しずき性が次第1のの側距接部と、マグネットの外間面に対向し中途性彩状の第1の回動接部と、マグネットの外間面に対向し中途性彩状の第2の外側部接触と、マグネットの外間面に対向し中途性彩状の第2の外側部接触と、マグネットの外間面に対向し中途性彩状の第2の内側部接触と、マグネットの一個面に対向し中途性彩状の第2の内側部接触と、マグネットと一体外に回転可能な回転機と、回転巻その輸方向に加圧する。加圧手段と差視える。加圧手段によって加圧手段と対象にある。加圧手段とまる。加圧手段とを表える。加圧手段によって加圧手段とを終える。加圧手段によって加圧手段に対象が振り端が開めた場合を作り、加圧手段は回転機が振り置が開めませます。



ちに上記機成でマグネットを薄くすることにより第1の 外側巡撫と第1の内側巡撫の間の距離及び第2の外側巡 極と第2の内側磁極の間の距離を小さくできれば磁気回 路の磁気抵抗を小さくすることができる。これによれば 第1のコイル及び第2のコイルに後す電流は少ない電流 で多くの磁束を発生させることができる。

3

【0008】また、図6に示した従来のモータを出力軸 にリードスクリューを形成しこれを雌ネジに囃み合せ で、該職ネジを軸方向に移動させるような機構に応用す る場合はヒステリシス差を生じないように前記出力輪あ るいはロータ軸に軸方向に関して加圧し該出力軸あるい はロータ軸を軸方向に片寄せさせる必要がある。この加 圧するための手段が一般的には板状スプリングでモータ 本体の後ろの端面に配置されていた。このため別圧手段 を含めたモータ全体の全長は長くなってしまいコンパク ト性を損なってしまっていた。またロータ軸と軸受け部 との間のがたつきにより作動音が大きくなってしまう欠 点があった。

【0009】本発明の目的は、第1に、出力が高くかつ 発明の目的は、第2に、作動音が小さく出力が高くかつ 安定した小型のモータを提供することにある。本発明の 目的は、第3に、作動音が小さく出力が高く、小型で、 出力が安定し、組み立ても容易なモータを提供すること にある。 本発明の目的は、第4に、簡単な機械で作動音 が小さく、出力が高くかつ安定した小型のモータを提供 することにある。 [0010]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するため 少なくとも外層面が選方向に分割して異なる極に交互に 着辺されたマグネットを備え、該マグネットの軸方向に 第1のコイルと前記マグネットと第2のコイルを配置 し、前記第1のコイルにより励磁され前記マグネットの 外周面に対向する第1の外側巡極部と、前記マグネット の内層面に対向し中空柱形状の第1の内側磁極部と、前 記第2のコイルにより励磁され前記マグネットの外周面 に対向する第2の外側巡極部と、前記マグネットの内周 面に対向し中空柱形状の第2の内側巡極部と、前記マグ 輪方向に加圧する加圧手段とを備え、該加圧手段によっ て加圧される回転輪の接触部は球面で構成され、該加圧 手段は前記回転軸の球面で構成される接触部を軸方向と 所定の角度をなす方向に創圧することを特徴とするもの である。

【0011】上記様成において、モータの径はマグネッ トの外周面に対向する第1. 第2の外側磁極で決める れ、モータの軸方向の長さは第1のコイル、マグネッ ト、第2のコイルを順に配置することで決められ、モー タを非常に小型化することができるものである。また、 第1のコイルにより発生する磁束は第1の外側磁額と第 1の内側磁極との間にあるマグネットを構切るので効果 的に作用する。第2のコイルにより発生する磁束は第2 の外側巡極と第1の内側磁極との間にあるマグネットを **満切るので効果的に作用し、モータの出力を高める。** 【0012】加圧手段は前記回転輪を加圧し回転輪の輪 方向の位置を一定の位置に片寄せしつつも第1の内側磁 梅の中空柱形状内に収納されているのでモータのコンパ クト性をなんら類なわないようにしている。また知圧手 段は回転輪の球面で構成される接触部を軸方向と所定の 角度をなす方向に加圧するので回転軸の軸受けとの間の がたつきを抑えるので作動音を小さいものとすることが

【0013】上記目的を達成するために、本発明は、第 2に、円筒形状に形成されるとともに少なくとも外周面 が週方向に分割して異なる極に交互に着避されたマグネ ットと前記マグネットと一体的に回転可能な回転軸と、 該マグネットの軸方向に第1のコイルと、第2のコイル と、前記第1のコイルにより励隆され前記マグネットの

小型で作動音が小さいモータを提供することにある。本 20 外層面に対向する第1の外側磁極部と、前記マグネット の内層面に対向し中空柱形状でありかつ該中空柱形状の 先機部に前即回転輪の回転を支持する軸受け部が形成さ れた第1の内側磁振部と 前記第2のコイルにより励磁 された前記マグネットの外周面に対向する第2の外側磁 極部と、前記マグネットの内周面に対向する第2の内側 **巡極部と、前記第1の内側巡極部の中空柱内部に配置さ** れ前記回転輪をその輪方向に加圧する加圧手段とを借 え、該加圧手段によって加圧される回転軸の接触部はは

面で構成され、該加圧手段は前記回転軸の球面で構成さ に、本発明は、第1に、円筒形状に形成されるとともに 30 れる接触部を軸方向と所定の角度をなす方向に無圧する ことを特徴とするものである。

【0014】上記機成において、モータの径はマグネッ トの外周面に対向する第1. 第2の外側磁極で決める れ、モータの軸方向の長さは第1のコイル、マグネッ

ト、第2のコイルを順に配置することで決められモータ を非常に小型化することができるものである。また、第 1のコイルにより発生する磁束は第1の外側磁極と第1 の内側遊極との間にあるマグネットを借切るので効果的 に作用する。第2のコイルにより発生する磁束は第2の ネットと一体的に回転可能な回転軸と、該回転軸をその 40 外側磁径と第1の内側磁板との間にあるマグネットを構 切るので効果的に作用し、モータの出力を高める。

> 【0015】加圧手段は前記回転輪を加圧し回転軸の輪 項の位置を一定の位置に片寄せしつつも第1の内側巡径 の中空柱形状内に収納されているのでモータのコンパク ト性をなんら頻なわないようにしている。

【0016】回転輪の輪受け部を前記第1の内側磁極部 の中空柱形状の先端部に設けることでマグネットの内側 磁板の距離を錯度よく保って組み立てるのが容易とな る。また加圧手段は回転軸の球面で構成される接触部を 50 軸方向と所定の角度をなす方向に加圧するので回転軸の

特牌2000-287433 (4)

軸受けとの間のがたつきを抑えるので作動音を小さいも のとすることができる。

【0017】上記目的を達成するために、本発明は、第 3に、さらに前記第1の内側隆極部の軸受け部は前記回 転軸の軸方向への前記加圧手段の移動を規制可能に構成 されていることを特徴とするものである。

【0018】上記機成において、前記軸受け部は前記簿 1の内側路探部の中学柱形状内収納された加圧手段が特 に本モータの組み立て時に中空柱形状内から飛び出すの を防ぎ組み立て作業終を高めなモータの製造を容易にす 19 イル2および3は前型マグネット1と同心でかつ。マグ る作用がある。また加圧手段は回転軸の球面で構成され る総触部を動方向と所定の角度をなす方向に加圧するの で回転輪の輪受けとの間のがたつきを抑えるので作動音 を小さいものとすることができる。

【0019】上記目的を達成するために、本発明は、第 4 に、さらに前記加圧手段の前記回転軸の接触部への接 絵面は回転輪の軸方向の垂直な面に対して所定角度をな すテーパ面により構成されることを特徴とするものであ

簡単な構成で回転輪の球面で構成される機能部を軸方向 と所定角度をなす方向に加圧することができ回転軸の軸 受けとの間のがたつきを抑え作動音を小さいものとする ことができる。

[0021]

【実絡例】図1~図4は本発明の実施例1のステップモ ータを示す図であり、そのうち、図1はステップモータ の分解斜視図であり、図2はステップモータの組み立て 後の軸方向の断面図であり、図3は一部拡大図である。 面関である。 図5 は連結リングの一部断面の斜視圏であ

【0022】図1~図5において、1はロータを構成す る円筒形状のマグネットであり、このロータであるマグ ネット1は、その外周表面を円周方向にn分割して(本 実施例では10分割して)S権、N極が交互に着礎され た着談部 la. lb、lc. ld、le、lf. lg、 1h. 1 m、1 mとすると、この着磁部1a、1c、1 e. lg、liがS極に着磁され、着磁部lb. ld、 ネット1は射出成形により形成されるプラスチックマグ ネット材料により構成されている。これにより内筒形状 の半径方向に関しての厚さは非常に薄く構成することが できる。

【0023】またマグネット1には軸方向中央部に内径 が小なる嵌合部 1 wを備えている。?はロータ軸となる 出力軸でリードスクリュー部? a が形成されており、こ のリードスクリュー部7aは離ネジ(図示せず)と暗み 合って回転により軽ネジを直線移動させるものである。 この出力幅7はロータであるマグネット1の嵌合部1w 50 うに360/(n/2)度、即ち72度ずれて形成され

に圧入にて顕著されている。マグネット1は射出成形に より成形されるプラスチックマグネットからなるため圧 入による組み立てでも割れが発生することはなくまた軸 方向中央部に内径が小なる嵌合部1wを備えるという復 雑な形状でも製造が容易となる。また出力軸7とマグネ ット1は圧入で組み立ておよび固着されので組み立てが 容易で安価で製造可能となる。また出力能7とマグネッ トーとでロータを構成している。

【0024】2および3は円筒形状のコイルであり、コ ネット1を動方向に挟む位置に配置され、コイル2およ び3はその外径が前記マグネット1の外径とほぼ同じす 法である。

【0025】18および19は軟能性材料からなる第1 のステータおよび第2のステータで、第1のステータお よび第2のステータの位組は180/n度、即ち18° ずれて配置されてれらの第1のステータおよび第2のス テータは外筒および中空形状の内筒からなっている。筒 1のステータ18の外筒はその先端部が第1の外側磁極 【0020】上記構成において、加圧手段のテーバ面は 20 18a、18b、18c、18d、18eを形成してい

【0026】21は第1の補助ステータで内径部21 f が第1のステータ18の内筒18gに嵌合して開着され かつ外径部には前記等1のステータの外側数操18 a. 18b、18c. 18d. 18eに対向した位相に対向 部21a、21b、21c. 21d. 21e部が形成さ れている。対向部21a, 21b, 21c, 21d, 2 1 e部はそれぞれがマグネット1の若遊に関して同位相 になるように360/n度、即ち72° ずれて形成され 図4は図2のA-A線での断面図およびB-B線での断 39 ており、また第1のステータ18の第1の外側巡標18 a. 18b. 18c. 18d. 18eはそれぞれマグネ ット1の者磁に関して同位組になるように360/n 度、即ち72° ずれて形成されている。第1のステータ 18の中空柱形状の内筒181と締動ステータ21とで 第1の内側遊艇を構成している。

> 【0027】第2のステータ19の外裔はその先端部が 第2の外側遊飯19a、19b、19c、19d. 19 eを形成している。

【0028】22は第2の補助ステータで内径部22 f 1f. 1h、1jがN極に着磁されている。また. マグ 40 が第2のステータ19ので内筒19fに嵌合して固着さ れかつ外径部には前記簿2のステータの外側影像19 a. 19b, 19c, 19d, 19eに対向した位相に 対向部22a, 22b, 22c, 22d, 22e部が形 成されている。対向部22a、22b. 22c. 22 d. 22e部はそれぞれがマグネット1の着磁に関して 同位組になるように360/(n/2)度、即ち72度 ずれて形成されており、また第2のステータ19の第2 の外側巡極19a、19b. 19c. 19d、19eは それぞれがマグネット1の着遊に関して同位相になるよ

ている。

【0029】第2のステータ19の中空柱形状の内間1 91と締助ステータ22とで第2の内側磁揺を構成して

[0030] 罪」のステータ18の分割随極18点。18 8) 18 c. 18 d. 18 e及び罪2のステータ19 の外側随極19点、19 b. 19 c. 19 d. 19 eは切欠またを輸と平下方向に強出する値なより構成されている。この構成におりモータの温を変われていつで、様の形成が可能となる。つまりもし、外側随後を半径方10 向に近びる側に予続するとそのターテータの値楽が大き大くなってしまうのであるが、本実施門では切欠き穴と輪と平下方向に退出する値なより外側配径を構成しているのでモータの値を表り用でありまることができる。

[003] 第1のステータ18の外側接番 18a、18b、18c、18d、18eおよび第1の内側接番の一部を機切する第1の結動ステータの外径部21a、21b、21c、21d、21eはマグネットの一幅側の外側面はよび内周面に対向してマグネット1の一幅側を扱いないと、20k以上の大阪計ちの大阪計ちにある。

[0032] 第2のステータ19の外側経権19a,1 9b.19c.19d、19eおよび第2の枠側接極の一部を機成する第2の伸側がステータの外径能22a、2 2b.22c.22d、22eはマグネットの修炼側の 外周面はよび内周面に対向してマグネット1の修炼側を 挟み込むよりた設けられる。

[0033] 第1のステータ18の外傷および内閣の間 にコイル2が続けられ、このコイル2だ遠嘆されること により第1のステータ18および第1の領助ヨーク21 とが膨端される。

[0034] 第2のステータ19の外裔および内裔の閣 にコイル3が続けられ、このコイル3に遺嘱されること により第2のステータ19および第2の領助ヨーク22 とが顕終される。

[0035] したがって、コイル2により発生する避失 は外側磁性18点、18b. 18c. 18d、18eお よび内側磁性の一部を構成する対向部21点、21b、 21c、21d、21eとの間にあるロータであるマグ ネット1を特切るので、効果的にロータであるマグネット ト化作用しモータの出力を減める。

[0036] 限認謝 1の所郷経報は財起期 1のコイルの 印展よりも大きな好経を有り取譲至のコイルの付起 りも大きな外径を有していることによりコイルの内様を かさくコイル占有する体質を大きくしても第1の外側を 毎と第1の外側部圧縮の距離なよび第2の外側距離と第2 の内側距離の距離を小さくは成することが可能になる。 これたよりコイル的から異心患が統立からく傷から これたよりコイル的から異心患が統立からく傷から とかできるのでモータの出力が高まる。

【0037】20は非磁性材料からなる円筒形状部材と 50 輪7のリードスクリュー部7aに幅み合う不図示の戦ネ

[0038] 町ち第1のステータ18の外側縦衝18 8. 18 b、18 c、18 d、18 cの死端と準2のス テータ19の外側縦衝19 a、19 b、19 c、19 d、19 cの水域とが何を含うよりな配置されている。 連結リングは未延性対称とより構成したことにより第1 のステータ18 を第2のステータ19 cを経気関係上分

断できお互いの影響が及ばないようにできモータの性能 が安定する。 [0039]23はフレームで第2のステータ19に図 まさわている。24は生物輸送はアフトール22のな?

付いる312のログレース(第2のステーク)19に開 着されている。24は先端軸受けでフレーム23の穴2 3まに囲着されている。前記ロータ軸?の先端郎?りが 穴24りに回転可能に嵌合している。

[0040]を3はステータ内軸受けで第1のステータ 18の中変単形状の内間 81の映画部に取り付けられ 30 ではり脚部ロータ軸7の7で部が回転可能に依合してい る。ロータ軸7の実施機管が244ステータ内軸変が2 5とで医療の際に実持されていることになる。26はス ライド軸料で第1のステータ18の中変比単状の内間1 81の時間188とに収納されいら

[0 0 4 1] 2 8 は営で率1 のステータ1 8 に関当され、 圧縮コイルスプリング2 7 の十分側の方向の危難が減している。スライド部材2 8 の機面にはロータ輪7 の物方向と血血な面に勢してなす自分の終料面2 8 まが叩込されている。ローシ輪7 はスライド部材2 6 の列車征でより40 スラスト 方向の力と受ける構造になっていることになる。

[0042] その体大図を図るに示す。圧縮コイルスプ リング27は線配スライド部村26を介してロー参析 の幅部するを批方向に加圧している。この加圧によりロータ権がはスライド部村26の現計画26 3からの別在 によりスラスト方向のカたラツル方向の力を受ける。 [0043] ロータ輪ではスラスト方向の加圧により先 整軸受け24線に使しつがられ回転で創むの向の加圧により先 を軸受け24線に使しつがられ回転で創むの向の 向の位置に同じて位置決めがされる。これによりロータ

特闘2000-287433

ジは直接運動の移動位置はロータ軸の回転方向等による ヒステリシス差が生じない安定した位置どりをする運動 になる。またラジアル方向の加圧によりステータ内輪受 け25とロータ軸7の7 c部とのがたつきが抑えられ作 動音が小さく抑えられる。旭圧手段は本実施例では圧縮 コイルスプリング2.7とスライド部村2.6から構成され るととになり、との加圧手段は第1のステータ18の中 空柱形状の内閣181の内部18gに収納されているの でモータ本体から出っ張ることがなくモータのコンパク ト性を全く損なわない。また圧縮コイルスプリング27 16 に示す状態になる。 とスライド部村26を第1のステータ18の中空特形状 の内筒18 『の内部18gに収納した後ステータ内軸受 け25と差28を第1のステータ18に固着してしまえ ばロータ軸受?を組み立てる前でも圧縮コイルスプリン グ27とスライド部材26はステータ内軸受け25に移 動を規制され第1のステータ18の中空柱形状の内筒1 8 f の内部 1 8 g から飛び出してしまうことがなく組み 立て時の作業効率が向上する利点がある。

9

【0044】図2はステップモータの断面図であり、図 の断面図を示し、図4 (e)、(f)、(c)、(h) は図2のB-B線での断面図を示している。図4 (a) と(e)とが同時点の筋面図であり、図4(b)と (f) とが同時点の新面図であり、図4 (c) と (g) とが同時点の断面図であり、図4 (d)と(h)とが同 時点の断面図である。

【0045】次にステップモータの動作を説明する。図 4 (a) と (e) の状態からコイル2および3に通端し て、第1のステータ18の外側巡極18a、18b、1 8 c. 18 d. 18 e をN極とし、第1の内側巡極の一 36 部を構成する第1の補助ヨーク21の対向部21a, 2 1b. 21c. 21d、21eをS極とし、第2のステ ータ19の外側磁極19a. 19b. 19c, 19d, 19 eをN格とし、第2の内側磁振の一部を構成する第 2の補助ヨーク22の対向部22a, 22b, 22c, 22d、22eをS極に励遊すると、ロータであるマグ ネット1は反時計方向に18度回転し、図4(b)と (1)に示す状態になる。

【0046】次にコイル2への通電を反転させ、第1の ステータ18の外側巡径18a、18b、18c, 18 d. 18 e をS極とし、第1の内側巡極の一部を構成す る第1の補助ヨーク21の対向部21a、21b. 21 c. 21d、21eをN極とし、第2のステータ19の 外側巡極19a. 19b. 19c, 19d, 19eをN 極とし、第2の内側磁極の一部を構成する第2の補助ヨ ーク22の対向部22a, 22b, 22c, 22d, 2 2 e をS極に励配すると、ロータであるマグネット1は さらに反時計方向に18度回転し、図4(c)と(g) に示す状態になる。

【0047】次にコイル3への通常を反転させ、第1の 59 【0052】加圧手段の構画を傾斜面にしてロータ軸を

ステータ18の外側巡接18a、18b、18c. 18 d. 18 e をS極とし、第1の内側磁板の一部を構成す る第1の補助ヨーク21の対向部21a、21b. 21 c. 21d、21eをN極とし、第2のステータ19の 外側段接19a, 19b, 19c, 19d, 19eをS 掻とし、第2の内側磁捶の一部を構成する第2の補助ヨ ーク22の対向部22a、22b、22c、22d、2 2 eをN極に励殴すると、ロータであるマグネット1は さらに反時計方向に18度回転し、図4(d)と(h)

【0048】以後このようにコイル2および3への通常 方向を順次切り換えていくことによりロータであるマグ ネット1は通電位相に応じた位置へと回転していくもの である。

【0049】 ここでこのような構成のステップモータが モータを超小型化する上で最適な構成であることについ て述べる。ステップモータの基本構成について述べる と、第1にマグネットを中空の円筒形状に形成している こと、第2にマグネットの外層面を周方向にn分割して 4(a)、(b)、(c). (d)は図2のA-A線で 20 異なる極に交互に着磁していること。第3にマグネット の軸方向に第1のコイルとマグネットと第2のコイルを 順に配置していること、第4に第1、第2のコイルによ り励礎される第1、第2のステータの外側巡径および内 側巡撫をマグネットの外層面および内周面に対向させて いるとと、第5亿外側磁振を切欠き穴と軸と平行方向に 延出する歯により構成していること、第6にロータ軸? の軸方向への制圧手段を中空柱形状の内筒 18 f の内部 18gに収納してモータ本体から出っ張ることをなくし ていること、第7に前紀加圧手段の搖面を傾斜面にして ロータ輪をスラスト方向とラジアル方向の両方向間時に 加圧しているととである。

> 【0050】 このステップモータの径はマグネットの径 にステータ巡撫を対向させるだけの大きさがあればよ く、また、ステップモータの長さはマグネットの長さに 第1のコイルと第2のコイルの長さを加えただけの長さ があれば良いことになる。このためステップモータの大 きさは、マグネットおよびコイルの径と長さによって決 まるもので、マグネットおよびコイルの径と長さをそれ ぞれ非常に小さくすればステップモータを超小型にする ことができるものである。

【0051】この時マグネットおよびコイルの径と長さ をそれぞれ非常に小さくすると、ステップモータとして の舗度を維持することが貼しくなるが、これはマグネッ トの外周面および内周面に第1、第2のステータの外側 **必扱および内側磁極を対向させる単純な標準により**ステ ップモータの錯度の問題を解決している。この時、マグ ネットの外周面だけでなく、マグネットの内周面も円周 方向に分割して着磁すれば、モータの出力をさらに高め ることができる。

特開2000-287433 12

11 スラスト方向とラジアル方向の両方向同時に加圧してい るととで簡単な構造で作動音を抑えつつスラスト方向の がたつきもないようにしている。

[0053]

【発明の効果】以上詳記したように、本発明によれば、 円筒形状に形成されるとともに少なくとも外層面が開方 向にn分割して異なる極に交互に着磁されたマグネット を備え、該マグネットの軸方向に第1のコイルと前記マ グネットと第2のコイルを配置し、前記第1のコイルに より励滋される第1の外側磁極とおよび第1の内側磁極 16 スト方向とラジアル方向の方を加えることができる。ま を前記マグネットの一端側の外周面および内周面に対向 させるとともに削記第2のコイルにより励磁される第2 の外側磁極とおよび第2の内側磁極を前記マグネットの 他機側の外周面および内周面に対向させてモータを構成 したものであるから、従来とは異なる全く新規な構成の モータとすることができ、モータを超小型化するうえで 最適な機成である。

【0054】また、マグネットを中空の円筒形状に形成 し、この中型の四箇形状に形成されたマグネットの外間 面および内周面に第1、第2の外側巡極および内側巡接 20 【図面の簡単な説明】 を対向させることによりモータとして効果的な出力を得 るととができるものいである。

【0055】またマグネット」は前記したように射出成 形により形成されるプラスチックマグネット材料により **構成されており、これにより円筒形状の半径方向に関し** ての厚さは非常に薄く機成することができる。そのため 第1のステータ18の外側磁極18a, 18bと内側磁 極18c、18dとの距離を非常に小さくできコイル2 と第1のステータにより形成される磁気回路の磁気抵抗 の外側巡接19a、19bと内側巡板19c、19dと の距離を非常に小さくできコイル3と第2のステータに より形成される磁気回路の磁気抵抗は小さく構成でき る。これにより少ない産流で多くの概束を発生させるこ とができモータの出力アップ、低消費電力化、コイルの 小型化が達成されることになる。

【0056】この出力軸?はロータであるマグネット1 の嵌合部leに圧入にて固着されている。マグネット1 は射出成形により成形されるプラスチックマグネットか ちなるため圧入による組み立てでも割れが発生すること 40 18a、18b、18c、18d、18e:第1の外側 はなくまた軸方向中央部に内径が小なる嵌合部 1 e を備 えるという複雑な形状でも製造が容易となる。また出力 輪? とマグネット 1 は圧入で組み立ておよび固着される ので組み立てが容易で安価で製造可能となる。 【0057】ロータ輪7を軸方向に側圧する加圧手段に

よってロータ軸のスラスト方向とラジアル方向のがたつ きを解消している。ロータ軸のスラスト方向のがたつき をなくすことによりロータ軸のリードスクリュー部に嚙 み合う不図示の雌ネジの直線運動の移動位置はロータ軸 の回転方向等によるヒステリシス差が生じない安定した 50 25 ステータ内軸受け

位置どりをする運動になる。またロータ軸のラジアル方 向のがたつきをなくすことにより作動音を小さく抑える ことができる。その際、圧縮コイルスプリング27とス ライド部材26から構成される加圧手段はステータ18 の中空柱形状の内筒181の内部18gに収納されてい るのでモータ本体から出っ張ることがなくモータのコン パクト性を全く損なわない。またスライド部材26の端 面を傾斜面とし該傾斜面と当接するロータ輪の構画を球 面とすることにより非常に単純な構成でロータ軸にスラ た圧縮コイルスプリング27とスライド部材26を第1 のステータ18の中空柱形状の内筒181の内部18日 に収納した後ステータ内軸受け25と蓋28を第1のス テータ18に固着してしまえばロータ軸7を組み立てる 前でも圧縮コイルスプリング27とスライド部村26は ステータ内軸受け25に移動を規制され第1のステータ 18の中空柱形状の内筒181の内部18gから飛び出 してしまうことがなく組み立て時の作業効率が向上する 利点がある。

【図1】図1は本発明の第1の実施例に関わるステップ モータの分解斜視図である。

【図2】図2は図1に示すステップモータの組み立て完 成状態の衡面質である。

【図3】図3は図2の一部拡大図である。

【図4】図4は図2に示すステップモータのロータの回 転動作説明図である。

【図5】図5は連絡リングに一部断面の斜視図である。

【図6】図6は従来のステップモータの新面図である。 は小さく構成できる。また同様に、第2のステータ19 30 【図7】図7は従来のステップモータのステータの様子 を示す新面図である。

> 【符号の説明】 1 マグネット

2 第1のコイル

3 第2のコイル

7a リードスクリュー部

7 d 球状烧面部 18 第1のステータ

19 第2のステータ

19a、19b、19c、19d、19e:第2の外側 必額

20 連結リング

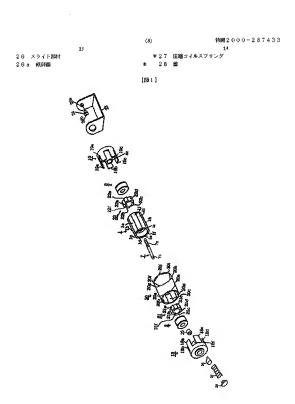
21 第1の補助ヨーク

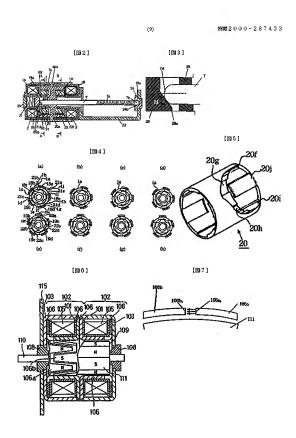
22 第2の補助ヨーク 23 71-4

2.4 先總輪受け

JP,2000-287433,A] © STANDARD © ZOOM-UP ROTATION NO ROTATION TO REVERSAL RELOAD

PREVIOUS PAGE | NEXT PAGE | DETAIL





 IJP,2000-287433,A

 © STANDARD C ZOOM-UP ROTATION No Rotation

 ▼ | REVERSAL RELOAD

 PREVIOUS PAGE
 NEXT PAGE
 DETAIL